PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2004-052787

(43) Date of publication of application: 19.02.2004

(51)Int.CI.

F16C 33/58 B60B 27/00 F16B 35/04 F16C 19/18 F16D 65/12

(21)Application number: 2002-206749

(71)Applicant: KOYO SEIKO CO LTD

(22)Date of filing:

16.07.2002

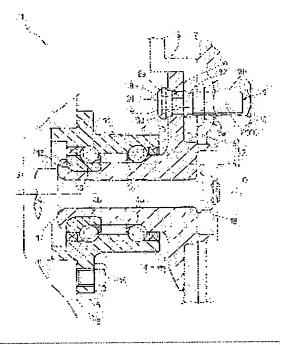
(72)Inventor: MURATA EIJI

(54) ROLLING BEARING DEVICE

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To cause no hindrance to mounting of a disk rotor or the like for a brake by fitting a bolt in a required attitude into a through hole of a

SOLUTION: This rolling bearing device comprises a fixed ring 11, a rotating ring 4 concentric to the fixed ring 11, and rolling elements 13 between both rings 4, 11. The rotating ring 4 is provided with the flange 5 radially outward, to which the disk rotor 6 for the brake and a wheel 7 are mounted, and through holes 8 are provided in several parts of the circumference of the flange 5. The opening peripheral edge of the through hole 8 and a head 91 of the bolt 9 pressed into the through hole 8, are provided with tapered faces 8a, 9c for regulating the mounting attitude of the bolt 9 to the flange 5, respectively.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

30.06.2005

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's

decision of rejection] [Date of extinction of right]

JP 2004 52787 A 2004.2.19

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 公 開 特 許 公 報(A)

(11)特許出願公開番号

特開2004-52787 (P2004-52787A)

(43) 公開日 平成16年2月19日 (2004.2.19)

(51) Int. Cl. ⁷	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
B60B 27/00 B60B 27/00 J 3J101 F16B 35/04 F16C 19/18 F16C 19/18 F16C 19/18 F16D 65/12 X 審査請求 未請求 請求項の数 4 OL (全番を関すを表す。 大阪府大阪市中央区南船場3丁目 (74)代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8・精工株式会社内 Fターム (参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	考)
F 1 6 B 35/04 F 1 6 C 19/18 F 1 6 C 19/18 F 1 6 C 19/18 F 1 6 D 65/12 X 審査請求 未請求 請求項の数 4 O L (全 (21) 出願番号 特願2002-206749 (P2002-206749) 平成14年7月16日 (2002. 7. 16) 光洋精工株式会社 大阪府大阪市中央区南船場 3 丁目 (74) 代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72) 発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8・ 精工株式会社内 F ターム (参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
F16C 19/18 F16D 65/12 X 審査請求 未請求 請求項の数 4 OL (全 (21) 出願番号 特題2002-206749 (P2002-206749) 平成14年7月16日 (2002. 7. 16)	
F16D 65/12 X 審査請求 未請求 請求項の数 4 OL (全(21)出願番号 特願2002-206749 (P2002-206749) (71)出願人 000001247 (22)出願日 平成14年7月16日 (2002. 7. 16) 光洋精工株式会社 大阪府大阪市中央区南船場3丁目 (74)代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8・精工株式会社内 Fターム (参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
審査請求 未請求 請求項の数 4 O L (全(21)出願番号 特願2002-206749 (P2002-206749) (71)出願人 000001247 光洋精工株式会社 大阪府大阪市中央区南船場3丁目 (74)代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8・精工株式会社内 Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
(21) 出願番号 特願2002-206749 (P2002-206749) (71) 出願人 000001247	
(22) 出題日 平成14年7月16日 (2002. 7. 16) 光洋精工株式会社 大阪府大阪市中央区南船場3丁目 (74)代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8- 精工株式会社内 Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	10 頁)
(22) 出題日 平成14年7月16日 (2002. 7. 16) 光洋精工株式会社 大阪府大阪市中央区南船場3丁目 (74)代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8- 精工株式会社内 Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
(74)代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8 - 精工株式会社内 Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
(74)代理人 100086737 弁理士 岡田 和秀 (72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8 - 精工株式会社内 Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	5番8号
弁理士 岡田 和秀(72)発明者 村田 英司 大阪市中央区南船場三丁目5番8- 精工株式会社内Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
大阪市中央区南船場三丁目5番8年 精工株式会社内 Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
精工株式会社内 Fターム(参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
F ターム (参考) 3J058 AA41 BA64 CB13 CD37 FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	3 光洋
FA01 3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	
3J101 AA02 AA32 AA43 AA62	DD05
BA57 BA77 FA44 GA03	BA54

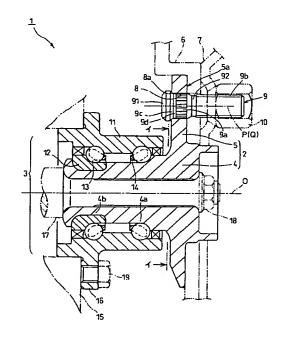
(54) 【発明の名称】 転がり軸受装置

(57)【要約】

【課題】フランプの貫通礼にボルトを所要の姿勢で取り付けられるようにして、プレーキ用ディスクロータ等の取り付けに支障を生じないようにする。

【解決手段】固定輪11と、これと同心の回転輪4と、両輪4.11間の転動体13とを含み、回転輪4に、プレーキ用ディスクロータ6や車輪7が取り付けられるフランジ5が径方向外向きに設けられ、このフランジ5の円周数ヶ所に貫通礼8が設けられている。この貫通礼8の開口周縁と、この貫通礼8に圧入されるボルト9の頭部91とに、フランジ5に対するボルト9の装着姿勢を規制するためのテーバ面8の、9cがそれぞれ設けられている。

【選択図】 図1



20

(2)

JP 2004 52787 A 2004.2.19

【特許請求の範囲】

【請求項1】

固定輪と、この固定輪に対して同心状に配置される回転輪と、この回転輪と前記固定輪との間に介装される複数の転動体とを含み、

前記回転輪に、プレーキ用ディスクロータや車輪が取り付けられるフランジが径方向外向きに設けられ、このフランジの円周数ヶ所に貫通孔が設けられ、この貫通孔に、前記ディスクロータや車輪を固定するためのポルトがそれぞれ圧入により回り止めかっ抜け止めされた状態で装着されており、

前記ポルトの頭部と、前記貫通孔において前記ポルト頭部と対面する開口周縁とに、前記フランジに対するポルトの装着姿勢を規制するためのテーパ面が設けられている転がり軸受装置。

【請求項2】

請求項1に記載の転がり軸受装置において、

前記ポルトの頭部に、該頭部の外周縁に及ぶ大きさのテーパ面が設けられている転がり軸受装置。

【請求項3】

請求項1または請求項2に記載の転がり軸受装置において、

前記ポルトの頭部に設けられたテーパ面に、セレーションが形成されている転がり軸受装置。

【請求項4】

請求項1ないし請求項3のいずれかに記載の転がり軸受装置において、

前記テード面の前記貫通孔もしくは前記ポルトの中心軸に対する角度は、30度以上の鋭角に設定されている転がり軸受装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、転がり軸受装置に係り、詳しくは、回転輪に設けられたフランジに、ディスクプレーキ装置のディスクロータ等を固定するためのポルトを取り付ける取り付け構造に関する。

[0002]

30

【従来の技術】

一般的に、自動車などの車輪を支持する転がり軸受装置では、内輪を有する回転輪側ハプ軸または外輪の外周部にフランジが形成され、このフランジの円周数ヶ所に貫通孔が設けられる。この貫通孔に対して車輪およびプレーキ用ディスクロータを固定するためのポルトが圧入により取り付けられる。

[0003]

なお、上記ハブ軸または外輪は、鍛造加工によりフランジを有する形に成形され、そのフランジに、ディスクロータが当接される面(取り付け面)が切削加工により形成される。フランジの貫通孔は、ハブ軸もしくは外輪の中心軸を基準にして、この中心軸と平行の軸線に沿ってドリルにより穿設される。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】

ところで、フランジの貫通孔へのポルトの取り付けの際、ポルトの頭部は、フランジ側のボルト座面に大きな加圧力で圧接する。この場合、ポルト座面が基準のポルト座面(回転輪の中心軸と直交する平面)に対して傾いていると、ポルト頭部とフランジ側のボルト座面との圧接に伴い、ボルト頭部がボルト座面に沿って傾き、ボルトには、これを貫通孔の中心軸に対して傾ける力が作用する。この力によりポルトのフランジに対する取り付け角度が傾き、いわゆる「ポルト倒れ」が生じる。

[0005]

このように、ポルト倒れによりポルトの中心軸がハプ軸等の中心軸に対して傾斜している

50

20

30

40

50

(3)

JP 2004 52787 A 2004. 2. 19

と、車輪やディスクロータをハプ軸等のフランジに円滑に取り付けることができなくなる

[0006]

このため、自動車などに使用される転がり軸受装置では、ポルトの傾きを許容範囲内に収める必要がある。 しかし、 それには、 フランジのポルト座面を旋削加工したり、 鍛造の精度を上げる等、 ポルト座面を基準の座面に近づけるための何らかの加工が必要で、 製造上の負担が大きかった。

[0007]

【課題を解決するための手段】

本願の発明者は、上記の問題点について種々検討した結果、ポルトの頭部と、フランジ側の部分とが、フランジの背面のような、ポルト挿入方向と直角に近い角度で交差する面で接触しないようにすれば、ポルト倒れを回避しすることに気付き、この知見に基づき、以下の発明を創案するに至った。

[0008]

すなわち、本発明は、固定輪と、この固定輪に対して同心状に配置される回転輪と、この回転輪と前記固定輪との間に介装される複数の転動体とを含み、前記回転輪に、プレーキ用ディスクロータや車輪が取り付けられるフランジが径方向外向きに設けられ、このフランジの円周数ヶ所に貫通孔が設けられ、この貫通孔に、前記ディスクロータや車輪を固定するためのボルトがせれぞれ回り止めかっ抜け止めされた状態で装着されており、前記ボルトの頭部と、前記貫通孔において前記ボルト頭部と対面する開口周縁とに、前記フランジに対するボルトの装着姿勢を規制するためのテーパ面が設けられている転がり軸受装置を構成している。

[0009]

上記構成において、フランジへのポルトの取り付けの際、フランジの貫通孔にポルトを圧入すると、ポルト頭部と貫通孔の開口周縁とは、テーバ面を介して接触し、ポルト頭部は、従来のようにポルト挿入方向と直角に近い角度で交差する面でフランジ側と接触しない。ポルト頭部は、テーバ面により貫通孔と芯合わせされる状態でフランジ側に受け止められて、貫通孔の中心軸に沿った姿勢に保たれる。そのため、フランジの背面が回転輪の中心軸と直交する平面に対して傾いていても、ポルトには、これを貫通孔の中心軸に対して傾けるような力が作用しない。したがって、ポルトは、貫通孔の中心軸と同心となった状態で貫通孔に固定され、ポルト倒れは生じない。

[0010]

上記の構成のすち、ホルト側のテーパ面の形成範囲は、ホルト頭部の外周より小さいものであってもよいが、ホルト頭部のテーパ面が、該頭部の外周縁に及ぶ大きさのものである場合、ホルト頭部には、ポルトの中心軸と直交する座面が存在しなくなるから、ホルト頭部と、貫通孔の周囲部分とが、ホルト挿入方向と直角に近い角度で交差する面で接触することはない。

[0011]

ポルトの頭部に設けられたテーパ面には、セレーションを設けてもよい。このセレーションがあると、ポルトの回り止め効果が増す。

[0012]

テーパ面の貫通孔もしくはポルトの中心軸に対する角度は、30度以上の鋭角に設定されていることが望ましく、前記角度が30度未満であると、 効果が生じ、ポルト頭部が貫通孔内に深く食い込み、貫通孔の周囲部分を変形させるおそれがある。

[0018]

【発明の実施の形態】

〔 第 1 実 施 形 態〕

図1から図3に本発明の第1実施形態を示しており、図1は、第1実施形態に係る転がり軸受装置の軸方向に沿った断面図、図2は、図1のイーイ線に沿った断面図で、フランジの背面を示している。図3は、ポルト取り付け部分の拡大断面図で、ポルトの圧入前の状

20

30

40

(4)

JP 2004 52787 A 2004.2.19

態を示している。本実施形態では、自動車の駆動輪側に用いられる転がり軸受装置を例に 挙げる。

[0014]

図示の転がり軸受装置1は、内輪回転型で、中空形状のハブ軸2と、複列転がり軸受3と を有している。

[0015]

人プ軸 2 は、内軸部 4 と、この内軸部 4 の軸方向一端側(図において右側で、車体のアウター側) から径方向外方に延びるフランジ 5 とからなる。フランジ 5 は、プレーキ用ディスクロータ 6 や車輪 7 を取り付けるためのもので、車体アウター側の面が取り付け面 5 のとなっている。フランジ 5 の円周数ヶ所には、貫通孔 8 が穿設されており、この貫通孔 8 に対してはポルト 9 が圧入固定される。このポルト 9 は、フランジ 5 の取り付け面 5 のにディスクロータ 6 や車輪 7 を固定するためのものである。ポルト 9 は、頭部 9 1 と軸部 9 2 と からなり、軸部 9 2 の付け根側にセレーション 9 のが、それより 先端側にはセレーション 9 のより 小径のねじ 溝 9 6 がそれぞれ 形成されている。

[0016]

前記貫通礼8の各部分のうち、フランジ5の背面側、すなわちホルト頭部91と対面する側の開口周縁には、図3に明示されるように、外方ほど開いたテーバ面8のが形成されている。このテーバ面8のは、貫通礼8の中心軸Pを軸とする円錐面となっている。テーバ面8のは、後に説明するホルト頭部91側のテーバ面との共働により、フランジ5に対するホルト9の装着姿勢を規制するもので、ポルト頭部91を貫通礼8の中心軸Pと同心となる状態に受け止める。

[0017]

[0018]

テーパ面8の形成深さ D は、 図面では発明を明瞭に示すために、 大きな値のものにしているが、 実際には、 0. 5 m m ~ 3. 0 m m の深さが許容範囲である。 ただし、 その形成深さ D の値は、 フランジ 5 の肉厚の 4 0 % 以内に収める必要がある。 形成深さ D が 0. 5 m m 未満であると、テーパ面8の面積が小さく、テーパ面としての所期の効果が得られない。 形成深さ D が 3. 0 m m を超える か、 フランジ 5 の肉厚の 4 0 % 以内に収まっていないと、 セレーション 9 のと貫通孔 8 内周面との噛み合い幅が不足し、 ポルト 9 の固定強度が低下したり、 所期の周り止め効果が得られなくなるおそれがある。 1. 0 m m ~ 2. 0 m m の形成深さ D が 好適である。

[0019]

なお、テーパ面8丸の形成深さDを深くすれば、テーパ面8丸の形成範囲(フランジ5の背面側から見た場合のテーパ面8丸の広がり)8、は広くなり、形成深さDが浅ければ、形成範囲8、は狭くなるから、形成深さDを設定することで、形成範囲8、を決めることができる。

[0020]

テーパ面8のの形成については種々の方法が可能で、例えば、貫通孔8がフランジ5の取り付け面5の側がらの切削により形成される場合、前記のように形成された貫通孔8に、フランジ5の背面側からの面取り加工によりテーパ面8のが形成される。貫通孔8がフランジ5の背面側からの切削で形成される場合は、段付きドリルを用いることで、貫通孔8の切削と同時的にテーパ面8のが形成される。また、従来より、貫通孔8の開口周縁には、いわゆる「パリ取り」のために面取り加工が施されているから、その加工条件を適宜調整することにより、本発明におけるテーパ面8のが形成されるようにしてもよい。

[0021]

30

40

50

一方、ボルト 9 にはその頭部 9 1 から軸部 9 2 にかけて、貫通孔 8 側のテーパ面 8 α に対応して、ボルト 9 の先端側ほど小径となるテーパ面 9 α が形成されている。このテーパ面 9 α は、ボルト 9 の中心軸 Q を軸とする円錐面となっている。テーパ面 9 α が貫通孔 8 側のテーパ面 8 α の開き角度 α なのボルト中心軸 Q に対する角度 α は、貫通孔 8 側のテーパ面 8 α の開き角度 α なの開き角度 α なの開き角度 α なの開き角度 α の設定が変われば、これに応じてボルト頭部 9 1 側のテーパ面 9 α のボルト中心軸 Q に対する角度 α の設定を変更されることは、言うまでもない。

[0022]

このテーパ面9cの形成範囲S2は、ポルト頭部91の外周より狭くてもよりが、その場合は、テーパ面9cの外側に、ポルト9の中心軸Qと直交する座面が存在することになる。本実施形態では、テーパ面9cは、貫通孔8側のテーパ面8cの形成範囲S1より大きい形成範囲S2で、かつポルト頭部91の外周縁に及ぶ大きさとなっており、ポルト頭部91は、ポルト9の中心軸Qと直交する座面がなり形となっている。

[0023]

ポルト頭部91のテーパ面9cは、例えば、ポルト9の素体を鍛造加工により製作する際、その鍛造により形成される。あるいは、ポルト9の素体を旋削加工することで形成されることもある。

[0024]

前記のポルト9は、その頭部91側のテーパ面9cが貫通孔8側のテーパ面8cに圧接するまで、貫通孔8内に圧入される。貫通孔8内では、その内周面にポルト9のセレーション9cが噛み合うことで、ポルト9は貫通孔8に回り止めされた状態で、かっ先端部がフランジ5の取り付け面5cから軸方向外方に突出する形で固定される。

[0025]

また、ポルト9において、セレーション9のとテーパ面9cとの間に形成されている逃がし溝9dは、セレーション9のを貫通孔8の内周面に食い込ませたときに発生する金属片の逃げ溝としての効果があり、前記の金属片が貫通孔8のテーパ面8のとポルト9のテーパ面9のの間に入り込むことでポルト9が貫通孔8に対して傾斜することがないよう、テーパ面8の、9のどうしを安定した状態で圧接させるのに重要な役割をもつ。

[0026]

このようにポルト 5 が突設されたフランジ 5 の取り付け面 5 のに対して、プレーキ用ディスクロータ 6 や車輪 7 が、ポルト 9 を貫通させた状態で当接される。ディスクロータ 6 と車輪 7 とを貫通しているポルト 9 の先端部にはナット 1 0 が螺合されて締め付けられる。この締め付けにより、ナット 1 0 とフランジ 5 との間に、ディスクロータ 6 と車輪 7 とが挟圧固定される。

[0027]

図 1 に戻って、複列転がり軸受 3 は、ここでは複列外向きアンギュラ玉軸受であって、八プ軸 2 の内軸部 4 の外周に、内軸部 4 の一部を共有する形で設けられている。

[0028]

すなわち、複列転がり軸受 3 は、二列の軌道溝を有する単一の外輪 1 1 と、外周部に外輪 1 1 の車体インナー側(図 1 において左側)の軌道溝と対向する軌道溝を有する内輪 1 2 と、内軸部 4 の大径外周部で構成されて外輪 1 1 の車体アウター側(図 1 において右側)の軌道溝と対向する内軸軌道部 4 & と、外輪 1 1 、内輪 1 2 および内軸軌道部 4 & 間に二列に配設される複数の玉 1 3 、 1 8 と、二つの冠形保持器 1 4 、 1 4 と からなる。 なお、他方の内輪 1 2 は八プ軸 2 とは別部材で、内軸部 4 の小径外周部 4 b に 合され、小径外周部 4 b の外端を拡開することでその 合位置に固定されている。外輪 1 1 の外周部で車体インナー側(図において左側)にはキャリア 1 5 等の取り付け用のフランジ 1 6 が形成されている。

[0029]

なお、八プ軸2の中空部内にはドライブシャフト17が挿入される。ドライプシャフト1

20

30

40

(6)

JP 2004 52787 A 2004.2.19

7は、その挿入端に螺合されるナット18の締め付けにより、ハブ軸2に固定される。外輪11のフランジ16には、車体側の部材であるキャリア15がポルト19により取り付けられる。

[0030]

上記の構成において、八プ軸2のフランジ5の貫通孔8にポルト9を圧入すると、ポルト9のセレーション9のが貫通孔8の内周面に食い込むとともに、ポルト頭部91のテーパ面9のが貫通孔8側のテーパ面8のに圧接する。この場合、テーパ面8の、9のどうしの接触により、ポルト頭部91は、貫通孔8と芯合わせされる状態でフランジ5側に受け止められて、貫通孔8の中心軸Pに沿った姿勢に保たれる。そのため、フランジ5の背面が八プ軸2の中心軸Oと直交する平面Rに対して傾斜していても、ポルト9には、これを貫通孔8の中心軸Pに対して傾けるような力が作用しない。したがって、ポルト9は、貫通孔8の中心軸Pと同心となった状態で貫通孔8に固定される。これにより、ボルト倒れの発生が防止される。

[0031]

なお、本実施形態では、ポルト9側のテーパ面9cは、ポルト頭部91の外周縁に及ぶ大きさで、ポルト頭部91は、ポルト9の中心軸Qと直交する座面がない形となっているが、このテーパ面9cは、ポルト頭部91の外周より小さい広がりのものであってもよい。

[0032]

ボルト 9 側のテーパ面 9 c が、ボルト頭部 9 1 の外周より小さい広がりのものである場合、そのテーパ面 9 c の外側に、ボルト 9 の中心軸 Q と 直交する座面が存在することになる。ボルト頭部 9 1 に上記のような座面がある場合は、図 3 にも示したように、貫通孔 8 側のテーパ面 8 c の形成範囲 S 2 より狭くすることで、ボルト頭部 9 1 が貫通孔 8 内に深く入り込まないようにし、ボルト頭部 9 1 側にある座面が、貫通孔 8 の周囲部分と接触しないようにする必要がある。

[0033]

〔第2実施形態〕

図4は、本発明の第2実施形態に係る転がり軸受装置の軸方向に沿った断面図である。ここでは、自動車の従動輪側に用いられる転がり軸受装置を例に挙げる。図示の転がり軸受装置20は、外輪回転型であって、複列転がり軸受21を備えている。

[0034]

複列転がり軸受 2 1 は、この実施形態では複列外向きアンギュラ玉軸受であって、二列の 軌道溝を有する単一の外輪 2 2 2 、 2 個一組でされでれに一列の軌道溝を有する内輪 2 3 、 2 3 2 、内外両輪 2 2 、 2 3 間に二列に配設される複数の玉 2 4 、 2 4 2 、 二つの冠 形保持器 2 5 、 2 5 2 からなる。

[0085]

複列転がり軸受 2 1 の回転輪である外輪 2 2 の軸端側(図において右側で、車体のアウター側)の外周部には、径方向外方に延びるフランジ 2 6 が一体に形成されている。このフランジ 2 6 は、プレーキ用ディスクロータ 6 や車輪 7 を取り付ける ためのものである。フランジ 2 6 の円周数ヶ所には、貫通孔 2 7 が穿設されている。この貫通孔 2 7 に対しては、ディスクロータ 6 等を固定する ためのポルト 2 8 が軸方向外方に突出する形で圧入固定されている。ポルト 2 8 は、頭部 2 8 1 と軸部 2 8 2 と からなり、軸部 2 8 2 の付け根側にセレーション 2 8 のより小径のねじ溝 2 8 b が それぞれ形成されている。

[0036]

前記貫通孔27の各部分のうち、フランジ26の背面側、すなわちポルト頭部281と対面する側の開口周縁には、第1実施形態と同様に、外方ほど開いた円錐面形状のテーパ面27のが形成されている。このテーパ面27のの貫通孔27の中心軸Pに対する開き角度や、テーパ面27のの形成深さ等についての許容条件、好適条件は、第1実施形態の貫通孔8のテーパ面8のと変わらない。

[0037]

(7)

JP 2004 52787 A 2004.2.19

ボルト28には、その頭部281から軸部282にかけて、貫通孔27側のテーパ面27 のに対応して、ボルト28の先端側ほど小径となるテーパ面28cが形成されている。このテーパ面28cは、貫通孔27側のテーパ面27cと面接触するよう、ボルト28の中 心軸Qに対する角度は、貫通孔27側のテーパ面27cの開き角度と同一に設定されている。

[0038]

このテーパ面 2 8 c は、本実施形態では、貫通孔 2 7 側のテーパ面 2 7 c の形成範囲より大きい形成範囲で、かつポルト頭部 2 8 1 の外周縁に及ぶ大きさとなっており、ポルト頭部 2 8 1 は、ポルト 2 8 の中心軸 Q と直交する座面がない形となっている。

[0039]

また、ポルト28のセレーション28のとテーパ面28cとの間の外周面には、環状の逃がし溝28 d が形成されている。この逃がし溝28 d は、ポルト28を貫通孔27に圧入した際にセレーション28 c が貫通孔27の内周面を削ることで生じる金属片を収容するもので、金属片がボルト28側のテーパ面28cと貫通孔27側のテーパ面27のとの間に侵入して、ポルト28が貫通孔27に対して傾斜して取り付けられてしまうことを防止する。

[0040]

なお、固定輪である内輪23の内周には、特に図示しないが、通常は中空のハブ軸が挿入されて、内輪23に固定される。そのハブ軸には、車体インナー側(図において左側)で径方向外方に延びるフランジが形成されており、このフランジにキャリアのような車体側の固定部材が取り付けられる。

[0041]

上記の構成において、フランジ26の貫通孔27にポルト28を圧入すると、ポルト頭部281のテーパ面28cが貫通孔27側のテーパ面27cに圧接する。この場合、ポルト頭部281は、テーパ面27c、28cとうしの接触により、貫通孔27と芯合わせされる状態でフランジ26側に受け止められて、貫通孔27の中心軸Pに沿った姿勢に保たれる。そのため、ポルト28には、これを貫通孔27の中心軸Pに対して傾けるような力が作用しない。したがって、ポルト28は、貫通孔27の中心軸Pと同心となった状態で貫通孔27に固定される。

[0042]

〔その他の実施形態〕

図5は、ホルトの他の実施形態を示すものである。この実施形態のポルトは、第1実施形態のポルト 9 や第2実施形態のポルト 2 8 と同じように使用されるもので、第1実施形態に準して説明すると、頭部 9 1 と軸部 9 2 とからなり、軸部 9 2 の付け根側にセレーション 9 んが、それより先端側にはセレーション 9 んより小径のねじ 溝 9 b がそれぞれ形成され、頭部 9 1 から軸部 9 2 にかけて、テーパ面 9 c が形成されている。 そして、テーパ面 9 c には、放射状にセレーション 9 e が形成されている。このセレーション 9 e を有するテーパ面 9 c が、 貫通孔 8 側のテーパ面 8 んに圧接することで、 その間に食い込みが生じるから、回り止め効果が増大する。

[0043]

また、ホルト9において、セレーション9のとテーパ面9cとの間に逃がし溝9んが形成されている。この逃がし溝9んは、セレーション9のを貫通礼8の内周面に食い込ませたときに発生する金属片の逃げ溝としての効果があり、前記の金属片が貫通礼8のテーパ面8のとボルト9のテーパ面9のの間に入り込むことでボルト9が貫通礼8に対して傾斜することがないよう、テーパ面8の、9のどうしを安定した状態で圧接させるのに重要な役割をもつ。

[0044]

本発明は、各実施形態に示した自動車用の転がり軸受装置に限らず、他の同構造の転がり軸受装置、すなわち回転軸にフランジが設けられ、そのフランジの貫通孔にポルトが圧入. 固定される構造を有する転がり軸受装置にも適用可能である。 10

30

20

(8)

JP 2004 52787 A 2004.2.19

[0045]

本発明の転がり軸受装置に含まれる転がり軸受は、各実施形態におけるような複列外向きアンギュラ玉軸受に限らず、他のタイプの玉軸受でもよいし、ころ軸受でもよい。

[0046]

【発明の効果】

本発明では、フランジの貫通孔へのポルトの圧入の際、ポルトの頭部は、テーパ面を介して貫通孔の開口周縁に接触して、貫通孔の中心軸に芯合わせされる状態で受け止められるから、ポルト頭部が貫通孔の中心軸に対して傾くようなことがなく、ポルトには、これを傾ける力が作用しない。したがって、ポルトは、貫通孔の中心軸と同心の所要の向きで固定されることになり、いわゆる「ポルト倒れ」が未然に防止され、フランジへのディスクロータや車輪の取り付けを支障なく行える。

[0047]

また、貫通孔側のテーパ面の形成については、従来、貫通孔の開口周縁に対して施されている「パリ取り」のための面取り加工を利用し、その加工条件を適宜調整することで、テーパ面が形成されるから、製造上の負担の増加を抑えて、容易に実施することができる。 【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の第1実施形態に係る転がり軸受装置の軸方向に沿った断面図。

【図2】図1のイーイ線に沿った断面図で、上半部はポルトを取り付けたフランジの背面を、下半部はポルト取り付け前のフランジの背面をそれぞれ示している。

【図3】図1の装置のポルト取り付け部分の拡大断面図で、ポルトの圧入前の状態を示し 20 ている。

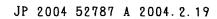
【図4】本発明の第2実施形態に係る転がり軸受装置の軸方向に沿った断面図。

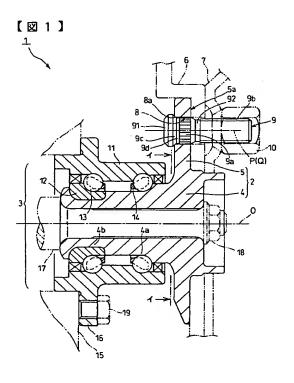
【図5】ポルトの他の実施形態を示す側面図。

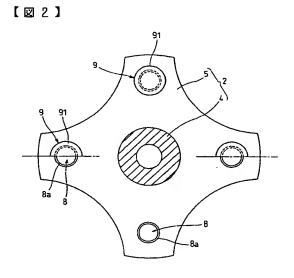
【符号の説明】

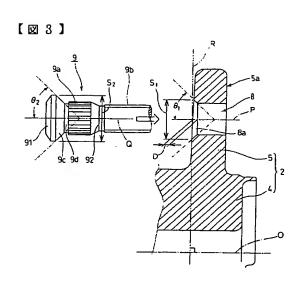
- 2 八プ軸
- 3 複列転がり軸受(転がり軸受)
- 4 中空軸部(回転輪)
- 5 フランジ
- 6 ディスクロータ
- 7 車輪
- 8 貫通孔
- 8a テーパ面
- 9 ポルト
- 9 1 ポルト頭部
- 9 c テーパ面
- 11 外輪(固定輪)
- 13 玉(転動体)

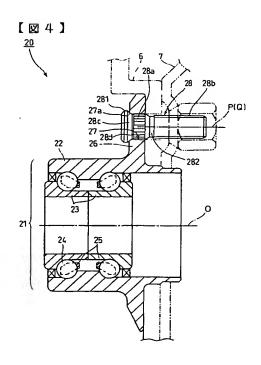
30







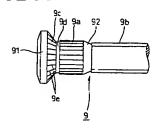




(10)

JP 2004 52787 A 2004.2.19





This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:
☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.